

This Page Is Inserted by IFW Operations
and is not a part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

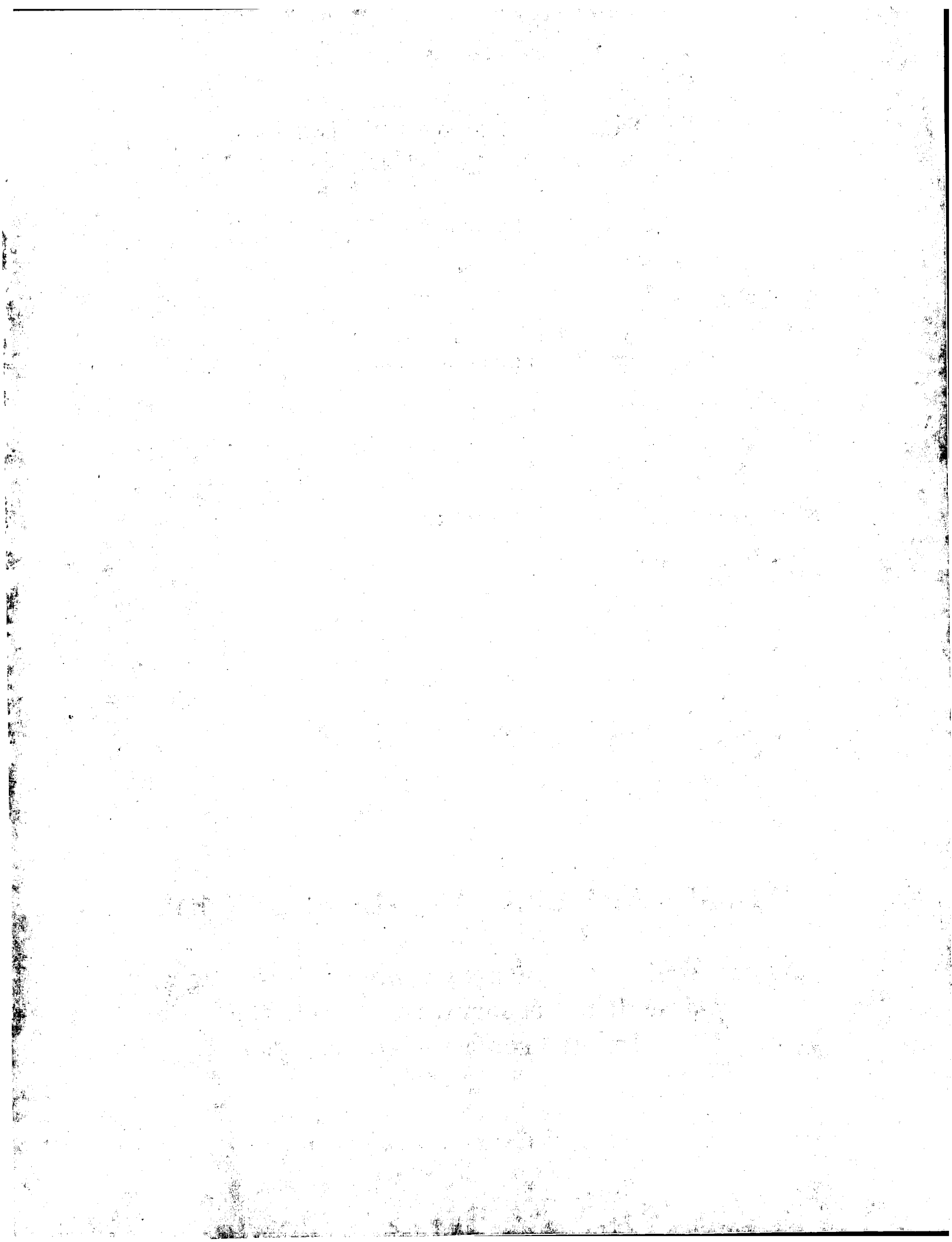
Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

**As rescanning documents *will not* correct images,
please do not report the images to the
Image Problem Mailbox.**





**Europäisches
Patentamt**

**European
Patent Office**

**Office européen
des brevets**

Bescheinigung

Certificate

Attestation

Die angehefteten Unterlagen stimmen mit der ursprünglich eingereichten Fassung der auf dem nächsten Blatt bezeichneten europäischen Patentanmeldung überein.

The attached documents are exact copies of the European patent application described on the following page, as originally filed.

Les documents fixés à cette attestation sont conformes à la version initialement déposée de la demande de brevet européen spécifiée à la page suivante.

Patentanmeldung Nr. Patent application No. Demande de brevet n°

03100580.4

Der Präsident des Europäischen Patentamts;
im Auftrag

For the President of the European Patent Office

Le Président de l'Office européen des brevets
p.o.

R C van Dijk

DEN HAAG, DEN
THE HAGUE,
LA HAYE, LE

11/03/03

THIS PAGE BLANK (USPTO)



Europäisches
Patentamt

European
Patent Office

Office européen
des brevets

Blatt 2 der Bescheinigung
Sheet 2 of the certificate
Page 2 de l'attestation

Anmeldung Nr.:
Application no.:
Demande n°: 03100580.4

Anmeldetag:
Date of filing: 07/03/03
Date de dépôt:

Anmelder:
Applicant(s):
Demandeur(s):
Getrag Ford Transmissions GmbH
50725 Köln
GERMANY

Bezeichnung der Erfindung:
Title of the invention:
Titre de l'invention:
Kurbauendes Zahnradwechselgetriebe

In Anspruch genommene Priorität(en) / Priority(ies) claimed / Priorité(s) revendiquée(s)

Staat:
State:
Pays:

Tag:
Date:
Date:

Aktenzeichen:
File no.
Numéro de dépôt:

Internationale Patentklassifikation:
International Patent classification:
Classification internationale des brevets:

/

Am Anmeldetag benannte Vertragsstaaten:
Contracting states designated at date of filing:
Etats contractants désignés lors du dépôt:

AT/BG/BE/CH/CY/CZ/DE/DK/EE/ES/FI/FR/GB/GR/HU/IE/IT/LI/LU/MC/

Bemerkungen:
Remarks:
Remarques:

THIS PAGE BLANK (USPTO)

BESCHREIBUNG

5 Kurzbauendes Zahnradwechselgetriebe, insbesondere für Kraftfahrzeuge gemäß dem Oberbegriff des Anspruchs 1.

Ein gattungsgemäßes Getriebe ist aus der EP 1 067 312 bekannt. Ein solches Getriebe kann sowohl als manuelle oder automatisierte Schaltversion als auch als Lastschaltgetriebe ausgeführt sein. In allen Varianten stehen die beiden
10 Ausgangswellen mit der Abtriebswelle in getrieblicher Verbindung. In der manuellen und der automatisierten Schaltversion weist das Getriebe eine Eingangswelle auf und ist über mehrere Zahnradsätze sowohl mit der ersten als auch mit der zweiten Ausgangswelle verbunden. Zu jedem Zahnradsatz gehören ein feststehendes Zahnrad und ein schaltbares Losrad. Obwohl bei dem bekannten Konzept alle
15 Schaltvorrichtungen zum Schalten der Losräder auf den Ausgangswellen angeordnet sind, ergibt sich doch durch die Verschachtelung der Festräder auf der Eingangswelle eine gewisse Baulänge, die länger ist als der Platzbedarf nur für die Losräder mit den Schaltvorrichtungen. Dies trifft auch zu für die Lastschaltversion, die zwei koaxial angeordnete Eingangswellen aufweist, die ebenfalls über mehrere
20 Zahnradsätze mit beiden Ausgangswellen in Verbindung stehen.

In der US 6 427 550 ist ein Doppelkupplungsgetriebe beschrieben, das eine Eingangswelle und eine Zwischenwelle aufweist, wobei die Zwischenwelle über einen Kettenantrieb mit einer koaxial zur Eingangswelle angeordneten
25 Transferwelle verbunden ist. Eingangswelle und Zwischenwelle sind über verschiedene Radsätze mit einer Ausgangswelle verbunden, die wiederum mit einer Abtriebswelle in Verbindung steht. Hier ergibt sich zwar nicht das Problem der Schachtelung der verschiedenen Zahnradsätze, da Losräder auf Zwischenwelle und Eingangswelle auf die gleichen Festräder der Ausgangswelle zugreifen, jedoch ist
30 es aus dem Stand der Technik bekannt, daß bei solchen mehrfachen Abhängigkeiten zwischen Zahnradsätzen eine optimale Getriebeabstufung nur sehr

schwer erreichbar ist.

Aufgabe der Erfindung ist es deshalb, ein Zahnradwechselgetriebe so weiterzubilden, daß eine besonders kompakte Bauform in Längsrichtung erreicht
5 wird. Eine weitere Aufgabe der Erfindung ist die Möglichkeit, das gleiche Getriebegrundkonzept für verschiedene Varianten wie manuelles Schaltgetriebe, automatisiertes Schaltgetriebe und Lastschaltgetriebe zu verwenden.

Gelöst wird diese Aufgabe mit den Merkmalen des Patentanspruches 1.

10

Das erfinderische Konzept sieht vor, daß ein erstes Teilgetriebe gebildet wird, indem eine Eingangswelle mit der ersten Ausgangswelle durch mindestens einen Zahnradsatz verbindbar ist, und ein zweites Teilgetriebe gebildet wird, indem eine
15 Zwischenwelle mit der zweiten Ausgangswelle durch mindestens einen weiteren Zahnradsatz verbindbar ist, wobei die Zwischenwelle mit einer Eingangswelle getrieblich in Verbindung steht. Aufgrund dieser Anordnung bilden die zwei Teilgetriebe zwei unabhängige Getriebe, die beide für sich so kurz wie möglich ausgeführt sein können. Weder muß auf die Schachtelung aufgrund einer benachbarten Ausgangswelle noch auf Abhängigkeiten der Zahnräder, weil
20 verschiedene Losräder auf das gleiche Festrad zugreifen, Rücksicht genommen werden. Durch das Zwischenzahnrad ergibt sich zwischen den beiden Teilgetrieben ein großer - relativ zu den Wellen gesehen - radialer Versatz, der das zweite Teilgetriebe unabhängig vom ersten macht.

25

Dabei sind Eingangswelle bzw. Zwischenwelle mit erster bzw. zweiter Ausgangswelle durch mindestens einen Zahnradsatz verbindbar. Bei einem Kraftfahrzeuggetriebe werden auf jeden Fall mehrere Zahnradsätze benötigt, je nach dem wie viele Gänge insgesamt das Getriebe aufweist. Durch die völlige Unabhängigkeit der beiden Teilgetriebe ist es unerheblich, welche Zahnradsätze für
30 welche Gänge auf welchen Wellen angeordnet sind. Es ist jede denkbare Kombination von Zahnradsätzen in den Teilgetrieben möglich.

Die getriebliche Verbindung von Zwischenwelle und Eingangswelle kann mit jedem geeigneten Übertragungsmittel erfolgen, welches es erlaubt, die Drehbewegung und das Drehmoment zwischen den Wellen zu übertragen. Insbesondere geeignet sind
5 Zahnräder auf den beiden Wellen mit einem Zwischenzahnrad oder ein Kettentrieb. Wenn im Folgenden aus Gründen der Klarheit von Zwischenzahnrad gesprochen wird, sind damit auch alle anderen geeigneten Übertragungsmittel gemeint.

Eine besonders platzersparende Anordnung ergibt sich, wenn die für die
10 Verbindung zwischen Ausgangswellen und Abtriebswellen auf jeder Ausgangswelle angeordneten Abtriebsritzel in der Ebene des Zwischenzahnrades angeordnet sind. Dann wird der axiale Bauraum, der ohnehin für die Abtriebsritzel vorzusehen ist, gleichzeitig für das Zwischenzahnrad genutzt, so daß insgesamt durch das zusätzliche Zwischenzahnrad kein zusätzlicher axialer Bauraum benötigt wird.

15 In einer weiteren bevorzugten Ausführung weist das zweite Teilgetriebe - in Richtung der Zwischenwelle gesehen - sowohl vor als auch hinter einem mit dem Zwischenzahnrad kämmenden Zahnrad Zahnradsätze auf. Da durch den axialen Versatz der Zwischenwelle zur Eingangswelle die Zwischenwelle sich auch axial in
20 Richtung einer Kupplung erstrecken kann, wird durch diese Maßnahme auch der Bauraum in Höhe der Kupplung platzsparend ausgenutzt.

Bevorzugt ist die Anzahl der Zahnradsätze des zweiten Teilgetriebes mindestens so groß wie die Anzahl der Zahnradsätze des ersten Teilgetriebes. Da der axiale
25 Bauraum, der für die Zwischenwelle zur Verfügung steht, durch die im vorherigen Absatz beschriebene Maßnahme größer ist als der für die Eingangswelle, ist es sinnvoll, im zweiten Teilgetriebe zumindest gleichviel, besser aber mehr Zahnradsätze als im ersten Teilgetriebe anzuordnen. Die maximale axiale Erstreckung des gesamten Getriebes bestimmt sich ja im wesentlichen durch die
30 Länge der Eingangswelle, d.h. durch die Anzahl der Zahnradsätze des ersten Teilgetriebes.

In einer bevorzugten Ausführung ist eine Antriebswelle mittels einer Kupplung mit einer Eingangswelle verbindbar, wobei diese Eingangswelle mit der ersten Ausgangswelle verbindbar und mit der Zwischenwelle über das
5 Zwischenradzahnrad verbunden ist. Eine solche Konfiguration entspricht einem manuellen oder einem automatisierten Getriebe. Derartige Getriebe weisen nur eine Eingangswelle auf, die über eine Kupplung mit einer Antriebswelle einer Antriebsmaschine, vorzugsweise einer Verbrennungskraftmaschine, verbindbar ist. Die Eingangswelle ist mit der ersten Ausgangswelle mittels der darauf
10 angeordneten Zahnradsätze über geeignete Schaltvorrichtungen verbindbar, z.B. Synchronkupplungen an den Losrädern der Zahnradsätze. Die Eingangswelle ist ständig mit der Zwischenwelle über das Zwischenzahnrad verbunden, während die Zwischenwelle wieder über die Zahnradsätze mit der zweiten Ausgangswelle verbindbar ist. Durch die Aufteilung eines Getriebes auf die beiden Teilgetriebe
15 kann das Getriebe sehr kurz gebaut werden, wobei die Übersetzungsverhältnisse aller Zahnradsätze beliebig gewählt werden können. Damit ist eine sehr gute Anpassung an jede geforderte Übersetzungscharakteristik möglich.

Bevorzugt sind im ersten als auch im zweiten Teilgetriebe Zahnradsätze benachbart
20 angeordnet, bei denen Losräder durch eine gemeinsame Synchronisiereinheit geschaltet werden, wobei die Zahnradsätze jeweils aufeinander folgenden Vorwärtsgängen entsprechen. Eine solche Anordnung wird besonders in einem manuellen Schaltgetriebe angewendet, wenn z.B. eine gemeinsame Synchronisiervorrichtung vorgesehen ist, die den ersten und zweiten Gang schaltet.
25 Dies gilt auch für die Kombination von drittem und viertem Gang bzw. von fünftem und sechstem Gang. Diese Anordnung läßt sich ohne großen mechanischen Aufwand mit der manuellen Schaltbetätigungsvorrichtung koppeln, bei der jeweils erster und zweiter Gang, dritter und vierter Gang, usw. in einer Schaltgasse angeordnet sind.

30

Eine besonders bevorzugte Aufteilung ergibt sich bei einem 6-Gang-Schaltgetriebe,

wenn auf dem ersten Teilgetriebe Zahnradsätze für den fünften und sechsten Gang und auf dem zweiten Teilgetriebe Zahnradsätze für den ersten bis vierten Gang angeordnet sind. Das erste Teilgetriebe kann dann sehr kurz bauen, da nur der fünfte und sechste Gang, eventuell ergänzt um den Rückwärtsgang, unterzubringen
5 sind. Dabei ist es unerheblich, ob die Schalt- bzw. Synchronisiervorrichtungen für die Losräder auf der Eingangswelle oder auf der ersten Ausgangswelle angeordnet sind. Dies kann beliebig nach den Erfordernissen im Hinblick auf Platzbedarf, Geräuschverhalten, Schaltcharakteristik und Trägheitsmomenten der Anordnung gewählt werden.

10

Dies gilt auch für das zweite Teilgetriebe, bei dem die Zahnradsätze für den ersten bis vierten Gang beliebig auf der Zwischenwelle und der zweiten Ausgangswelle kombiniert werden können. Dabei ist es unerheblich, ob der erste und zweite Gang durch eine gemeinsame Schaltvorrichtung geschaltet werden oder der erste und
15 dritte, oder ob die Schaltvorrichtungen auf der Zwischenwelle oder der zweiten Ausgangswelle, oder ob Zahnradsätze teilweise vor oder hinter dem Zahnrad, das mit dem Zwischenzahnrad kämmt, angeordnet sind.

Bevorzugt ist ein Zahnradsatz für den Rückwärtsgang im ersten Teilgetriebe
20 angeordnet, in dem ein Festrاد und ein Großrad mittels eines Zwischenrades verbunden sind, wobei das Zwischenrad mittels einer Achse gelagert ist. Durch diese Maßnahme kann der Rückwärtsgang beliebig bei geringem Platzbedarf positioniert werden.

25 In der bevorzugten Ausführung ist das Zwischenzahnrad auf der der Kupplung zugewandten Seite der Eingangswelle angeordnet. Damit wird eine direkte Kraftübertragung von Kupplung zur Eingangswelle auf das Zwischenzahnrad erreicht, ohne daß das Drehmoment für die Zwischenwelle über die gesamte Eingangswelle geleitet werden muß. Bevorzugt wird diese Anordnung kombiniert mit
30 dem Merkmal, daß die Abtriebsritzeln der Ausgangswellen mit dem Zwischenzahnrad in einer Ebene liegen.

In einer weiteren bevorzugten Ausführungsform ist eine Antriebswelle mittels einer ersten Kupplung mit einer ersten Eingangswelle verbindbar, wobei diese erste Eingangswelle mit der ersten Ausgangswelle verbindbar ist, und die Antriebswelle
5 mittels einer zweiten Kupplung mit einer zweiten Eingangswelle, welche koaxial zur ersten Eingangswelle angeordnet ist, verbindbar ist, wobei diese zweite Eingangswelle mit der Zwischenwelle über das Zwischenzahnrad verbunden ist. Mit einem derartigen Doppelkupplungsgetriebe läßt sich bevorzugt ein Lastschaltgetriebe realisieren, welches von der Funktionsweise aus dem Stand der
10 Technik hinlänglich bekannt ist.

Durch diese Anordnung ist das erste Teilgetriebe nur mittels einer ersten Kupplung mit Last beaufschlagbar, so daß hier eine optimale Abstimmung sowohl auf das Steuerverhalten als auch auf das Übersetzungsverhältnis möglich ist. Das gleiche
15 gilt für das zweite Teilgetriebe, das durch die Verbindung über die zweite Kupplung mit der Antriebswelle ebenfalls ein völlig eigenständiges Getriebe darstellt.

Vorteilhaft umfaßt das erste Teilgetriebe keine Zahnradsätze für geradzahlige Vorwärtsgänge und das zweite Teilgetriebe keine Zahnradsätze für ungeradzahlige
20 Vorwärtsgänge, oder auch umgekehrt. Eine solche Anordnung entspricht den Anforderungen an ein Lastschaltgetriebe, bei dem keine benachbarten Gänge durch die gleiche Kupplung geschaltet werden sollen. Durch diese Anordnung wird erreicht, daß bei einer sequenziellen Herunter- bzw. Heraufschaltung immer abwechselnd ein Teilgetriebe mit einer Kupplung verbindbar ist.

25

Als günstig erweist sich dabei, wenn auf dem ersten Teilgetriebe Zahnradsätze für den zweiten, vierten und sechsten Gang und auf dem zweiten Teilgetriebe Zahnradsätze für den ersten, dritten und fünften Gang angeordnet sind, sofern ein 6-Gang-Getriebe vorliegt. Der Zahnradsatz für den Rückwärtsgang wird dann
30 ebenfalls im zweiten Teilgetriebe angeordnet, da dort insgesamt mehr axialer Bauraum vorhanden ist. Bei der Anordnung von erstem und Rückwärtsgang auf

einer Schaltvorrichtung kann auf einfache Weise das sicherheitsrelevante Erfordernis erfüllt werden, das nicht von einem Vorwärtsgang direkt in den Rückwärtsgang geschaltet wird, da hier beim Übergang vom ersten Gang zum Rückwärtsgang auf jeden Fall die gleiche Kupplung betätigt werden muß.

5

Die Anordnung von Rückwärtsgang zusammen mit einem Vorwärtsgang auf der gleichen Schaltvorrichtung ist natürlich auch umgekehrt möglich, d.h. der Rückwärtsgang liegt auf dem gleichen Teilgetriebe mit den geradzahligen Vorwärtsgängen. Bei einer solchen Anordnung läßt sich vorteilhaft zwischen ersten
10 Gang und Rückwärtsgang hin- und herschalten nur durch abwechselnde Betätigung der beiden Kupplungen, was z.B. beim Anfahren von festgefahrenen Fahrzeugen sinnvoll eingesetzt werden kann.

15

Als weiteres Merkmal ist eine mit der Antriebswelle verbundene Pumpenwelle koaxial innerhalb einer als Hohlwelle ausgebildeten Eingangswelle angeordnet. Bei der Verwendung z.B. als automatisiertes Schaltgetriebe oder als Lastschaltgetriebe kann es erforderlich sein, daß das Getriebe über eine eigene Versorgung mit Drucköl verfügt. Indem eine Eingangswelle als Hohlwelle ausgeführt ist, kann eine Pumpenwelle darin geführt werden und mit der Antriebswelle fest verbunden sein,
20 so daß auf einfache Weise ein ständiger Antrieb für die Ölversorgung im Getriebe zur Verfügung steht.

25

Die Verwendung eines solchen Getriebes kann sowohl bei Längseinbau als auch bei Quereinbau in einem Kraftfahrzeug erfolgen. Die Anpassung an die Anforderung im Kraftfahrzeug erfolgt dann über die konstruktive Gestaltung der Abtriebswelle. Das heißt, in die Abtriebswelle kann ein zusätzliches Differentialgetriebe integriert sein, was direkt einen Anschluß von Achsantriebswellen ermöglicht.

30

Weitere vorteilhafte Ausgestaltungen der Erfindungen sind den Zeichnungen und den dazugehörigen Beschreibungen zu entnehmen. Es zeigen:

Fig. 1 eine schematische Ansicht des erfindungsgemäßen Getriebes;

Fig. 2 eine schematische Seitenansicht des Getriebes;

5 Fig. 3 die schematische Ansicht eines manuellen 6-Gang-Schaltgetriebes;
und

Fig. 4 die schematische Ansicht eines 6-Gang-Lastschaltgetriebes.

10 Die schematische Darstellung des erfindungsgemäßen Getriebes in Fig. 1 zeigt die prinzipielle Anordnung von erstem Teilgetriebe 1 und zweitem Teilgetriebe 2. Das erste Teilgetriebe 1 weist die Eingangswelle 3 und die Ausgangswelle 4 auf. Über die Kupplung 5 ist die Eingangswelle 3 mit der Antriebswelle 6 eines Verbrennungsmotors 7 verbindbar.

15

Das zweite Teilgetriebe 2 weist die Zwischenwelle 8 und die Ausgangswelle 9 auf, wobei die Zwischenwelle 8 mit der Eingangswelle 3 über das Zwischenzahnrad 10 verbunden ist. Erste und zweite Ausgangswelle 4 und 9 weisen jeweils ein Ritzel 11 und 12 auf, die in direkter Verbindung mit der Abtriebswelle 13 stehen.

20

Am ersten Teilgetriebe ist eine Ölpumpe 14 befestigt, die über eine nicht dargestellte Pumpenwelle angetrieben ist. Diese Pumpenwelle ist koaxial zur Eingangswelle 3 angeordnet und drehfest mit der Antriebswelle 6 verbunden.

25

In der schematischen Darstellung ist das zweite Teilgetriebe 2 sowohl vor als auch hinter der Ebene des Zwischenzahnrades 10 angeordnet. Es versteht sich von selbst, daß dies keine zwingende Notwendigkeit ist, vielmehr kann die Lage des zweiten Teilgetriebes relativ zum Zwischenzahnrad 10 beliebig gewählt werden, je nach konstruktiven, baulichen und anderen funktionellen Erfordernissen.

30

Fig. 2 zeigt die schematische Seitenansicht des erfindungsgemäßen Getriebes.

Kupplung 5 und Eingangswelle 3 liegen auf einer Achse. Die Eingangswelle ist über verschiedene Zahnradsätze mit der Ausgangswelle 4 verbindbar, und sie ist in ständiger Verbindung mit der Zwischenwelle 8 über das Zwischenzahnrad 10. Die Zwischenwelle 8 ist über verschiedene Zahnradsätze mit der zweiten
5 Ausgangswelle 9 verbindbar, wobei die zweite Ausgangswelle 9 und die erste Ausgangswelle 4 beide in ständigem Eingriff mit der Abtriebswelle 13 sind. Die Ölpumpe 14 ist mit einem geeigneten getrieblichen Verbindungsmittel direkt mit dem Antrieb verbunden.

- 10 Ein manuell schaltbares 6-Gang-Getriebe zeigt Fig. 3. Im ersten Teilgetriebe 1 sind die Radsätze für den fünften Gang 15 und den sechsten Gang 16 sowie den Rückwärtsgang 17 angeordnet. Fünfter und sechster Gang weisen die gemeinsame Synchronisiereinrichtung 18 auf, die auf der Eingangswelle 3 angeordnet ist. Mittels der Synchronisiereinrichtung 18 können wahlweise das Losrad des Radsatzes 15
15 für den fünften Gang oder des Radsatzes 16 für den sechsten Gang drehfest mit der Eingangswelle verbunden werden. Die Synchronisiervorrichtung 19 für den Rückwärtsgang ist auf der ersten Ausgangswelle 4 angeordnet. Für den Rückwärtsgang wird ein weiteres Zwischenrad, hier nicht dargestellt, das mit dem Festräd auf der Eingangswelle 3 und dem Losrad auf der Ausgangswelle 4 des
20 Zahnradsatzes 17 kämmt, benötigt. Das fest mit der ersten Ausgangswelle 4 verbundene Abtriebsritzel 11 kämmt direkt mit einem Zahnrad auf der Abtriebswelle 13.

- Das zweite Teilgetriebe 2 weist die Zahnradsätze 20 bis 23 für die Gänge eins bis
25 vier auf. Die Schaltvorrichtung 24 zur Schaltung der Gänge eins und zwei ist auf der Ausgangswelle 9 angeordnet, d.h., die Losräder der Zahnradsätze 20 und 21 befinden sich auf der Ausgangswelle 9, während die dazugehörigen Festräder auf der Zwischenwelle 8 befestigt sind. Die Synchronisiereinrichtung 25 zur Schaltung des dritten und vierten Ganges ist auf der Zwischenwelle 8 angeordnet, d.h., hier
30 sind die Losräder des dritten und vierten Ganges auf der Zwischenwelle 8 und die Festräder auf der Ausgangswelle 9 angeordnet.

Weiterhin ist ersichtlich, wie die Zahnradpaare für den ersten und zweiten Gang 20 und 21 bzw. für dritten und vierten Gang 22 und 23 einmal hinter und einmal vor dem mit dem Zwischenzahnrad 10 kämmenden auf der Zwischenwelle 8 angeordneten Zahnrad auf den Wellen positioniert sind. Diese Aufteilung ermöglicht die axiale Verschiebung des zweiten Teilgetriebes 2 in Richtung auf die Kupplung 5 bzw. den nicht dargestellten Antriebsmotor. Damit ist die axiale Erstreckung des zweiten Teilgetriebes in der entgegengesetzten Richtung zur Kupplung 5 gering, maßgebend sind die beiden Radsätze für den ersten und zweiten Gang 20 und 21. Die Baulänge des gesamten Getriebes ergibt sich damit im wesentlichen aus der axialen Erstreckung des ersten Teilgetriebes (1).

In Fig. 4 ist für das erfindungsgemäße Getriebe die Lastschaltvariante gezeigt. Der prinzipielle Aufbau ist der Gleiche wie für das manuelle Getriebe in Fig. 3. Der wesentliche Unterschied besteht in der zusätzlichen Eingangswelle 26, die als Hohlwelle ausgeführt ist und die coaxial zur ersten Eingangswelle 3 angeordnet ist. Die Kupplung 5 ist hier als Doppelkupplung ausgeführt, so daß die erste Eingangswelle 3 mittels der Kupplung 5' und die zweite Eingangswelle 26 mittels der Kupplung 5'' jeweils separat mit der Antriebswelle 6 verbunden werden können. Weiterhin weist die zweite Eingangswelle 26 ein Zahnrad auf, das mit dem Zwischenrad 10 kämmt, wodurch die zweite Eingangswelle 26 nur mit dem zweiten Teilgetriebe 2 in Verbindung steht. Die erste Eingangswelle 3 dagegen steht nur mit dem ersten Teilgetriebe 1 in Verbindung.

Unterschiedlich ist bei der Lastschaltversion auch die Anordnung der Zahnradsätze. Dargestellt ist eine Ausführung unter Beibehaltung der Synchronisiereinrichtungen (18, 19, 24, 25) wie in Fig. 3, mit nur geradzahligen Zahnradständen für den zweiten, vierten und sechsten Gang 21, 23 und 16 im ersten Teilgetriebe (1), und mit ungeradzahligen Zahnradständen für den ersten, fünften und dritten Gang 20, 22 und 15 sowie dem Rückwärtsgang 17 im zweiten Teilgetriebe 2.

In der hohlen ersten Eingangswelle 3 ist die Pumpenwelle 27 angeordnet, die fest mit der Antriebswelle 6 verbunden ist, und die ein Abtriebszahnrad 28 aufweist, worüber die nicht dargestellte Ölpumpe angetrieben wird.

- 5 Sowohl aus Fig. 3 als auch aus Fig. 4 ist ersichtlich, daß das erfindungsgemäße Getriebe nicht auf die hier dargestellten Ausführungsbeispiele beschränkt ist. Vielmehr ist jede denkbare Kombination von Zahnradsatzanordnungen möglich, sowohl bezüglich der Anordnung in den Teilgetrieben 1 und 2 als auch bezüglich ihrer Lage auf den Teilgetrieben und bezüglich der Anordnung der
- 10 Synchronisiereinrichtungen entweder auf Eingangswellen oder Ausgangswellen oder Zwischenwellen. Des Weiteren ist das Getriebe nicht auf eine bestimmte Gangzahl begrenzt, sondern es ist jede mögliche Anzahl von Vorwärtsgängen und Rückwärtsgängen möglich. Auch gilt bezüglich der hier erwähnten Merkmale, daß ein erfindungsgemäßes Getriebe jedes der hier gezeigten Merkmale in jeder
- 15 beliebigen, technisch ausführbaren Kombination aufweisen kann.

THIS PAGE BLANK (USPTO)

PATENTANSPRÜCHE

5

1. Kurzbauendes Zahnradwechselgetriebe, insbesondere für Kraftfahrzeuge, mit mindestens einer Eingangswelle (3) und zwei Ausgangswellen (4, 9), die beide mit einer Abtriebswelle (13) in Verbindung stehen,

d a d u r c h g e k e n n z e i c h n e t, d a ß

10

ein erstes Teilgetriebe (1) gebildet wird, indem eine Eingangswelle (3) mit der ersten Ausgangswelle (4) durch mindestens einen Zahnradsatz (16) verbindbar ist, und ein zweites Teilgetriebe (4) gebildet wird, indem eine Zwischenwelle (8) mit der zweiten Ausgangswelle (9) durch mindestens einen weiteren Zahnradsatz (20, 22) verbindbar ist, wobei die Zwischenwelle (8) mit

15

einer Eingangswelle (3) getrieblich in Verbindung (10) steht.

2. Zahnradwechselgetriebe nach Anspruch 1,

d a d u r c h g e k e n n z e i c h n e t, d a ß

20

für die Verbindung zwischen Ausgangswellen (4, 9) und Abtriebswelle (13) jeweils ein Abtriebsritzel (11, 12) auf jeder Ausgangswelle (4, 9) angeordnet ist, wobei die Abtriebsritzel (11, 12) in der Ebene der getrieblichen Verbindung (10) angeordnet sind.

3. Zahnradwechselgetriebe nach Anspruch 1 oder 2,

25

d a d u r c h g e k e n n z e i c h n e t, d a ß

das zweite Teilgetriebe (2) – in Richtung der Zwischenwelle (8) gesehen – sowohl vor als auch hinter der getrieblichen Verbindung (10) Zahnradsätze (20, 21, 22, 23, 15) aufweist.

30

4. Zahnradwechselgetriebe nach einem der Ansprüche 1 bis 3,

dadurch gekennzeichnet, daß
die Anzahl der Zahnradsätze des zweiten Teilgetriebes (2) mindestens so
groß ist wie die Anzahl der Zahnradsätze des ersten Teilgetriebes (1).

- 5 5. Zahnradwechselgetriebe nach einem der Ansprüche 1 bis 4,
dadurch gekennzeichnet, daß
eine Antriebswelle (6) mittels einer Kupplung (5) mit einer Eingangswelle (3)
verbindbar ist, wobei diese Eingangswelle (3) mit der ersten Ausgangswelle
(4) verbindbar und mit der Zwischenwelle (8) über die getriebliche
10 Verbindung (10) verbunden ist.
6. Zahnradwechselgetriebe nach einem der Ansprüche 1 bis 5,
dadurch gekennzeichnet, daß
im ersten als auch im zweiten Teilgetriebe (1, 2) Zahnradsätze (15-16, 20-21,
15 22-23) benachbart angeordnet sind, bei denen Losräder durch eine
gemeinsame Synchronisiereinheit (18, 24, 45) geschaltet werden, wobei die
Zahnradsätze jeweils aufeinanderfolgenden Vorwärtsgängen entsprechen.
7. Zahnradwechselgetriebe nach einem der Ansprüche 1 bis 6,
20 dadurch gekennzeichnet, daß
auf dem ersten Teilgetriebe (1) Zahnradsätze (15, 16) für den fünften und
sechsten Gang, und auf dem zweiten Teilgetriebe Zahnradsätze (20, 21, 22,
23) für den ersten bis vierten Gang angeordnet sind.
- 25 8. Zahnradwechselgetriebe nach Anspruch 7,
dadurch gekennzeichnet, daß
ein Zahnradsatz (19) für den Rückwärtsgang im ersten Teilgetriebe (1)
angeordnet ist, indem ein Festrad und ein Losrad mittels eines
Zwischenrades verbunden sind, wobei das Zwischenrad mittels einer Achse
30 gelagert ist.

9. Zahnradwechselgetriebe nach einem der Ansprüche 4 bis 8,
dadurch gekennzeichnet, daß
die getriebliche Verbindung auf dem der Kupplung entgegengesetzten Ende
der Eingangswelle angeordnet ist.

5

10. Zahnradwechselgetriebe nach einem der Ansprüche 1 bis 4,
dadurch gekennzeichnet, daß
eine Antriebswelle (6) mittels einer ersten Kupplung (5') mit einer ersten
Eingangswelle (3) verbindbar ist, wobei diese erste Eingangswelle (3) mit der
ersten Ausgangswelle (4) verbindbar ist, und die Antriebswelle (6) mittels
einer zweiten Kupplung (5'') mit einer zweiten Eingangswelle, (26) welche
koaxial zur ersten Eingangswelle (3) angeordnet ist, verbindbar ist, wobei
diese zweite Eingangswelle (26) mit der Zwischenwelle (8) über die
getriebliche Verbindung (10) verbunden ist.

10

15

11. Zahnradwechselgetriebe nach Anspruch 10,
dadurch gekennzeichnet, daß
das erste Teilgetriebe keine Zahnradsätze für geradzahlige Vorwärtsgänge
und das zweite Teilgetriebe keine Zahnradsätze für ungeradzahlige
Vorwärtsgänge umfaßt.

20

12. Zahnradwechselgetriebe nach Anspruch 10,
dadurch gekennzeichnet, daß
das erste Teilgetriebe (1) keine Zahnradsätze (15, 20, 22) für ungeradzahlige
Vorwärtsgänge und das zweite Teilgetriebe (2) keine Zahnradsätze (16, 21,
23) für geradzahlige Vorwärtsgänge umfaßt.

25

13. Zahnradwechselgetriebe nach Anspruch 12,

dadurch gekennzeichnet, daß
auf dem ersten Teilgetriebe Zahnradsätze (16, 21, 23) für den zweiten,
vierten und sechsten Gang, und auf dem zweiten Teilgetriebe Zahnradsätze
(15, 20, 22) für den ersten, dritten und fünften Gang angeordnet sind.

5

14. Zahnradwechselgetriebe nach Anspruch 11, 12 oder 13,
dadurch gekennzeichnet, daß
ein Zahnradsatz (17) für den Rückwärtsgang im zweiten Teilgetriebe (2)
angeordnet ist, indem ein Festrad und ein Losrad mittels eines
10 Zwischenrades verbunden sind, wobei das Zwischenrad mittels einer Achse
gelagert ist.

10

15. Zahnradwechselgetriebe nach einem der vorherigen Ansprüche,
dadurch gekennzeichnet, daß
15 eine mit der Antriebswelle (6) fest verbundene Pumpenwelle (27) koaxial
innerhalb einer als Hohlwelle ausgebildeten Eingangswelle (3) angeordnet
ist.

15

16. Zahnradwechselgetriebe nach einem der vorherigen Ansprüche,
dadurch gekennzeichnet, daß
20 die getriebliche Verbindung (10) von Zwischenwelle (8) mit Eingangswelle (3)
mittels Zahnrädern auf den beiden Wellen und einem Zwischenzahnrad
erfolgt.

20

17. Zahnradwechselgetriebe nach einem der Ansprüche 1 bis 15,
dadurch gekennzeichnet, daß
25 die getriebliche Verbindung (10) von Zwischenwelle (8) mit Eingangswelle (3)
mittels einem Kettentrieb erfolgt.

25

18. Verwendung des Zahnradwechselgetriebes nach einem der Ansprüche 5 bis
30 9 als manuelles Schaltgetriebe in einem Kraftfahrzeuge.

30

19. Verwendung des Zahnradwechselgetriebes nach einem der Ansprüche 5 bis 9 als automatisiertes Schaltgetriebe in einem Kraftfahrzeuge.

5 20. Verwendung des Zahnradwechselgetriebes nach einem der Ansprüche 10 bis 14 als Lastschaltgetriebe in einem Kraftfahrzeuge.

21. Verwendung des Zahnradwechselgetriebes nach einem der Ansprüche 1 bis 15 als längseingebautes Getriebe in einem Kraftfahrzeuge.

10

22. Verwendung des Zahnradwechselgetriebes nach einem der Ansprüche 1 bis 15 als quereingebautes Getriebe in einem Kraftfahrzeuge.

THIS PAGE BLANK (USPTO)

ZUSAMMENFASSUNG

- 5 Die Erfindung betrifft ein kurzbauendes Zahnradwechselgetriebe, insbesondere für Kraftfahrzeuge, mit mindestens einer Eingangswelle (3) und zwei Ausgangswellen (4, 9), die beide mit einer Abtriebswelle (13) in Verbindung stehen. Sie ist dadurch gekennzeichnet, daß ein erstes Teilgetriebe (1) gebildet wird, indem eine Eingangswelle (3) mit der ersten Ausgangswelle (4) durch mindestens einen
- 10 Zahnradsatz (16) verbindbar ist, und ein zweites Teilgetriebe (4) gebildet wird, indem eine Zwischenwelle (8) mit der zweiten Ausgangswelle (9) durch mindestens einen weiteren Zahnradsatz (20, 22) verbindbar ist, wobei die Zwischenwelle (8) mit einer Eingangswelle (3) über ein Zwischenzahnrad (10) verbunden ist.
- 15 Aufgrund dieser Anordnung bilden die zwei Teilgetriebe zwei unabhängige Getriebe, die für sich so kurz wie möglich ausgeführt sein können. Weder muß auf die Schachtelung aufgrund einer benachbarten Ausgangswelle noch auf Abhängigkeiten der Zahnräder, weil verschiedene Losräder auf das gleiche Festrad zugreifen, Rücksicht genommen werden. Durch das Zwischenzahnrad ergibt sich
- 20 zwischen den beiden Teilgetrieben ein großer - relativ zu den Wellen gesehen - radialer Versatz, der das zweite Teilgetriebe unabhängig vom ersten macht.

Figur 1

THIS PAGE BLANK (USPTO)

1/3

Fig.1

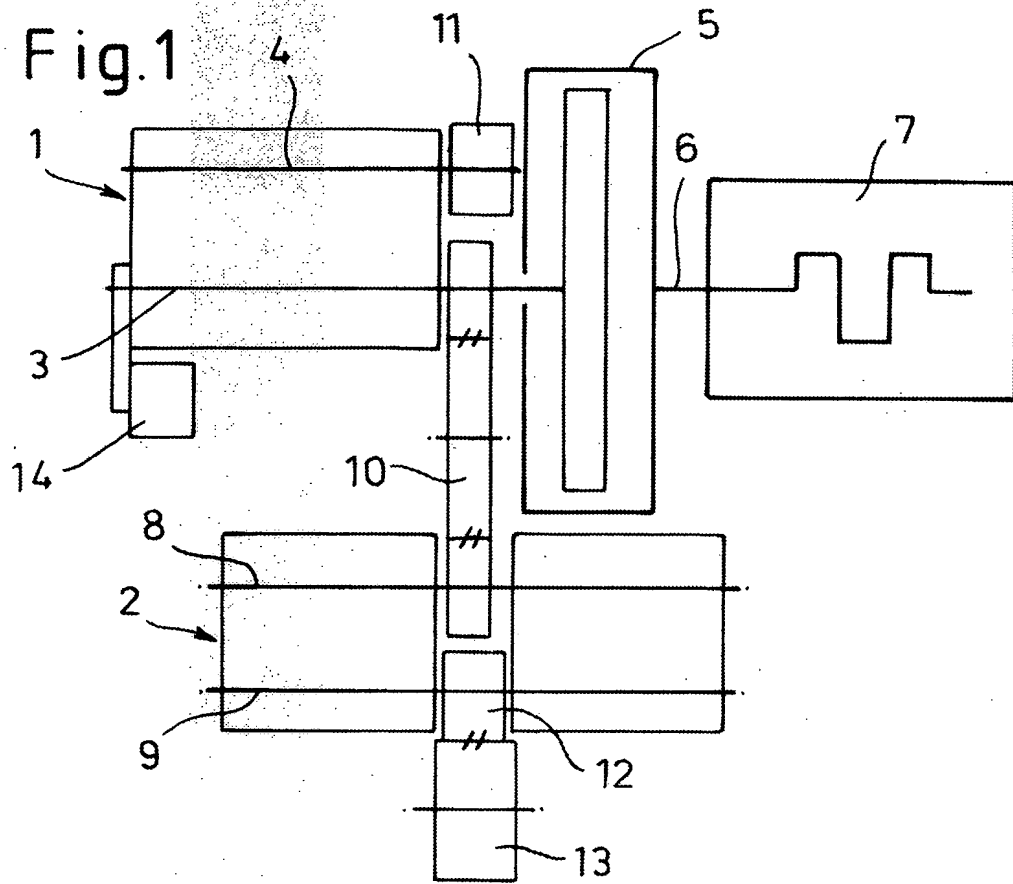
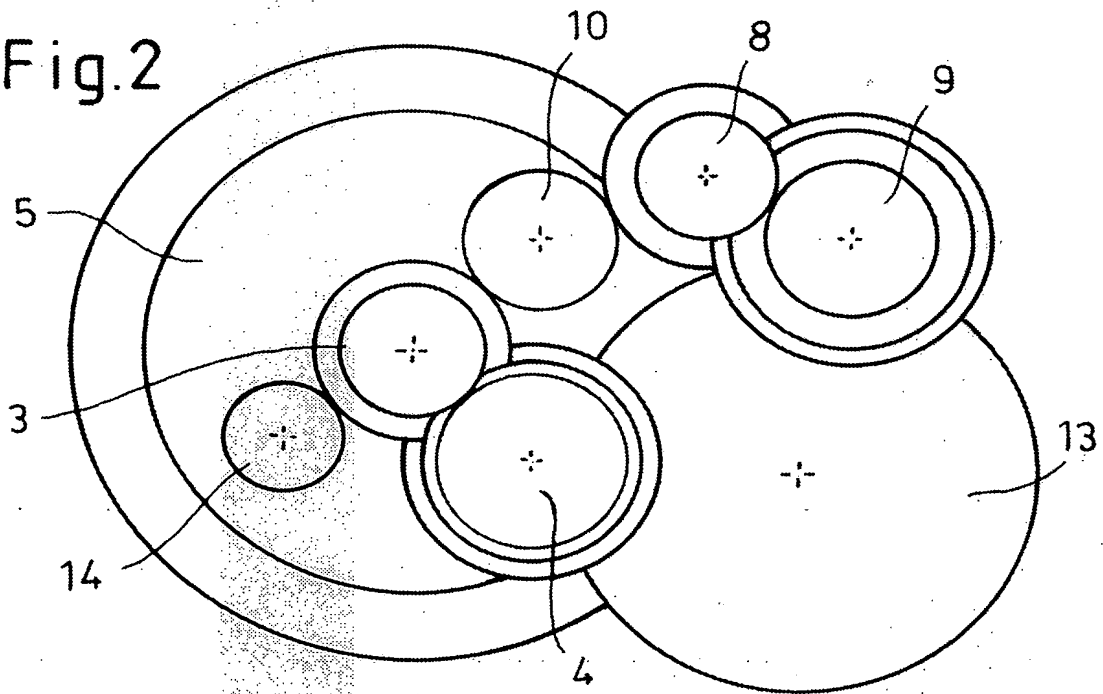
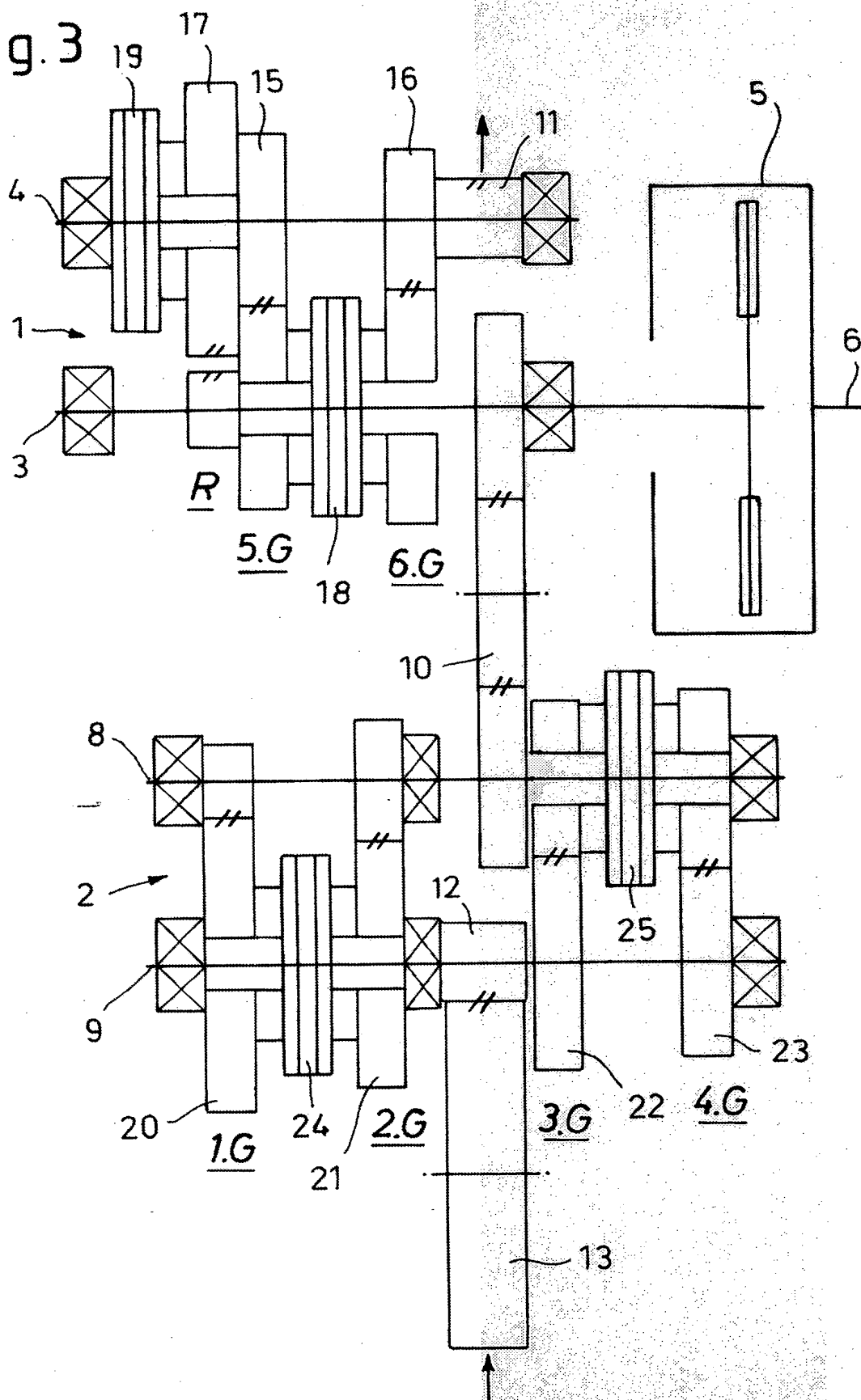


Fig.2



2 / 3

Fig. 3



3/3

Fig. 4

